PATENT ABSTRACTS OF JAPAN

(11)Publication number:

02-220923

(43) Date of publication of application: 04.09.1990

(51)Int.Cl.

B60H 1/32 B60H 1/32

(21)Application number: 01-040708

(71)Applicant: NIPPON KURAIMEITO SYST:KK

MAZDA MOTOR CORP

(22)Date of filing:

21.02.1989

(72)Inventor: OGAWA NOBUAKI

TSUKUDA MORITO

NAGAYAMA TOSHIAKI

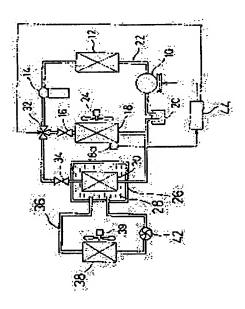
DOI SHIGENORI KAJIMOTO SHINJI

(54) AIR CONDITIONER FOR VEHICLE

(57) Abstract:

PURPOSE: To make cool air accumulation rapidly in accumulating cool air and release cool air during vehicle running for amenity by using a variable displacement compressor and providing a control means for increasing the capacity of the compressor when the cool air accumulation is made.

CONSTITUTION: The refrigerant circulating circuit 22 of an air conditioning device for vehicle is compressed of a variable displacement compressor 10, the capacity of which can be varied and controlled fro the outside, condensor 12, expansion mechanism 16, and cabin evaporator 18. An evaporator 30 for cool air accumulation is connected in parallel with the cabin evaporator 18 through a flow-line switch-over valve 32 for switching over the flow line of the refrigerant to the indoor evaporator 18 side of the evaporator 30 for cool air accumulation side. In addition, a control means 44 is provided to control the variable displacement compressor 10 so that the capacity of it may be increased when the flow line switch-over valve 32 is switched over to the evaporator 30 for cool air accumulation side.



LEGAL STATUS

[Date of request for examination]

[Date of sending the examiner's decision of rejection]

[Kind of final disposal of application other than the examiner's decision of rejection or application converted registration]

[Date of final disposal for application]

[Patent number]

[Date of registration]

[Number of appeal against examiner's decision of rejection]

[Date of requesting appeal against examiner's decision of rejection]

[Date of extinction of right]

⑩ 公 開 特 許 公 報 (A) 平2-220923

®Int. Cl.⁵

القرية

識別記号

庁内整理番号

@公開 平成2年(1990)9月4日

B 60 H 1/32

102 N E 7001-3L 7001-3L

審査請求 未請求 請求項の数 1 (全5頁)

の発明の名称 車両用空調装置

②特 願 平1-40708

20出 頭 平1(1989)2月21日

@発明者 小川

信 明

広島県東広島市八本松町大字吉川5658番 株式会社日本ク ライメイトシステムズ内

70発明者 佃

盛人

広島県東広島市八本松町大字吉川5658番 株式会社日本ク

ライメイトシステムズ内

@発明者 長山

賢 昭

広島県安芸郡府中町新地3番1号 マッダ株式会社内

⑩発明者 土井

重 紀

広島県安芸郡府中町新地3番1号 マツダ株式会社内 広島県安芸郡府中町新地3番1号 マツダ株式会社内

⑩発 明 者 梶 本 進 士 ⑪出 顋 人 株式会社日本クライメ

広島県東広島市八本松町大字吉川5658番

株式会社日本クライメイトシステムズ

⑪出 顋 人 マッダ株式会社

広島県安芸郡府中町新地3番1号

四代 理 人 弁理士 前 田 弘 外2名

明 和 書

1. 発明の名称

車両用空期装置

- 2. 特許請求の範囲
 - (1) 外部から容量を可変制御可能な可変容量コンプレッサ、コンデンサ、膨張機構及び室内用エバボレータを順次接続してなる冷媒循環回路を備え、前記室内用エバボレータに著冷用エバボレータが冷媒の流路を室内用エバボレータ側又は蓄冷用エバボレータ側に切換える流路切換弁が書冷用エバボレータ側へ切換えられているとを特徴に可変容量コンプレッサの容量が大きくなるよう制御する制御手段を備えていることを特徴とする車両用空器装置。
- 3. 発明の詳細な説明

(産業上の利用分野)

本発明は車両用空調装置に関し、特に、響冷器の

の審冷材を冷却する

審冷用エパポレータを備えた

車両用空調装置に関する。

(従来の技術)

従来の車両用空調装置においては、空調用スイッチをオン操作しても或る程度の時間が経過するまでは、室内用エパポレータへ冷媒が十分に供給されないため、室内用エパポレータとの熱交換による冷気が放出されないという問題があった。

そこで、特別的 6 1 - 1 5 0 8 1 8 号公報に示されるように、コンプレッサ、コンデンサ、膨張機構及び室内用エバポレータを順次接続してなる冷媒循環回路を確え、且つ、前記室内用エバポレータに蓄冷器の蓄冷材を冷却する蓄冷用エバポレータが並列に接続されてなる車両用空間装置が投案されている。この車両用空間装置においては、空間用スイッチがオン操作された直接においても、蓄冷器の蓄冷材が流通する放冷用熱交換器との熱交換により直ちに冷気を放出することができるので、急速な冷房効果を得られるという長所がある。

(発明が解決しようとする課題)

ところで、近時の車両用空調装置においては、 コンプレッサのオン・オフ作動をなくして快適な 走行性を得るために、空調負荷に応じて圧縮能力 を自在に変えられる可変容量コンプレッサを使用 することが提案されている。

前記に鑑みて、本発明は、蓄冷時には一気に蓄 冷が行われ、空調時には快適な車両走行性が得ら れるようにすることを目的とする。

(課題を解決するための手段)

前記の目的を達成するため、本発明は、外部か

流路切換弁が室内側エパポレータ側へ切換えられているとき、つまり、空調時には従来通りコンプレッサの圧縮能力は空調に最適な状態に制御される。

(実施例)

以下、本発明の実施例を図面に基づいて説明する。

第1図は本発明に係る車両用空調装置の全体構成を示し、同図において10は外部から容量を可変制御可能な冷媒圧縮用の可変容量コンプレッサである。この可変容量コンプレッサ10は、冷媒の吸入圧力PIと設定圧Psとの差が大きい場合には容量が大きくなり、冷媒の吸入圧力P1と設定圧Psとの差が小さい場合には容量が小さくなるよう自ら制御することができるものであって、設定圧Psは外部からの信号により可変制御可能である。

また、第1図において、12は可変容量コンプレッサ10より吐出された気相冷媒を凝縮液化させるコンデンサ、14はコンデンサ12からの液

ら容量を可変制御可能な可変容量コンプレッサを 用いると共に、この可変容量コンプレッサの容量 が蓄冷時に大きくなるよう制御するものである。

具体的に本発明の識じた解決手段は、外部から容量を可変制御可能な可変容量コンプレッサ、コンデンサ、膨張機構及び室内用エパポレータを順次接続してなる冷媒循環回路を備え、前記室内用エパポレータが冷媒の流路の共立を室内用エパポレータ側又は審冷用エパポレータ側に切換える流路切換弁を介して並列に接続され、該流路切換弁が審冷用エパポレータ側へ切換えられているときに前記可変容量コンプレッサの容量が大きくなるよう制御する制御手段を備えている構成とするものである。

(作用)

前紀の構成により、流路切換弁が書冷用エバボレータ側へ切換えられているとき、つまり、 書冷時には可変容量コンプレッサの容量が大きくなるよう制御されるので、書冷時にコンプレッサの圧縮能力が増大して一気に書冷が行われる。また、

化冷媒を貯溜するレシーバタンク、16は冷媒を断熱膨强させる膨張機構としての第1膨張弁、18は冷媒を蒸発させると共に該冷媒との熱交換により冷却された冷気を車室内に放出するファエバポレータ18からの冷媒から気相冷媒のみを分れたから気相冷媒のみを分れた。14、16、18、20を順次接続する6、12、14、16、18、20を順次接続する6、12のである。前記室内用エバポレータ18には可変サーモスタット18aが配置されてバポレータ18からの冷媒の温度(蒸発温度)が設定はプロである。はオン信号を発し、この設定温度Tsは外部信号により可変制御される。

また、第1図において、26は蓄冷材28を貯 溜し且つ保冷する蓄冷タンク、30はこの蓄冷タンク26の内部に収納された蓄冷用エパポレータである。蓄冷用エパポレータ30は、前記レシーバタンク14の下流側において、流路切換弁であ る三方弁32を介して室内用エバボレータ18と並列に接続され、この審冷用エバボレータ30と三方弁32との間には審冷用エバボレータ30個へ流入した冷鰈を断熱膨張させる第2膨張弁34が介設されている。また、同図において、36は両端が前記審冷タンク26の内部と連通され審冷材が循環する審冷材循環回路、38は該審冷材循環回路36に介設されたファン39付きの放冷用熱交換器、42は審冷材28を強制循環させるための審冷材循環ボンプである。

さらに、第1図において、44は、流路切換弁が帯冷用エパポレータ側へ切換えられているときに可変容量コンプレッサの容量を大きくするよう制御する制御手段としてのCPU内臓のコントロールユニットである。このコントロールユニットを受けると、三方弁32を室内用エパポレータ18側へ切換えると共に、可変容量コンプレッサ10の設定圧Psを室内用エパポレータ18による空割に最適な値、例えば1.6 Kg/cm²に設

が設定温度Tsよりも高いので、ステップST4で三方弁32を室内側に切換えた状態のままにしておくと共に、ステップST5で可変容量コンプレッサ10の設定圧Psを室内用エバポレータ18による空間に最適な値、例えば1.6 Kg/cm²に設定する。

また、前記ステップST3で可変サーモスタット18aがオフ作動の場合には、室内用エバボレータ18から流出する冷媒の湿度が設定温度TSよりも低いため、冷媒を室内用エバボレータ18で、ステップST3で側に切換とで、ステップST7で可変容量コンプトの設定圧PSを室内用エバボルニタ18によるで、ステップST7で可変容量コンプトの設定圧PSとの差が大きいので、ないまると、可変容量コンプトの冷媒圧縮能力が高まるで、では、カードでは、カードの冷媒圧縮能力が高まるで、では、カードのでは、カードのでは、カードのでは、カードでは、カーでは、カードでは、カードでは、カードでは、カードでは、カードでは、カーでは、カーでは、カーでは、カードでは、カーでは、カーでは、カーでは、カーでは、カーでは、カー

定し、また、可変サーモスタット18aからオフ信号を受けると、三方弁32を審冷用エパポレータ30個へ切換えると共に、可変容益コンプレッサ10の設定圧Psを、室内用エパポレータ18による空調に最適な値よりもかなり小さな値、例えば1.0Kg/cm²に設定する。

以下、本発明の制御方法を第2図のフローチャートに扱いて説明する。

まず、ステップST1で室内負荷T= k_1 t_R - k_2 T_D +Kを演算する。ここにおいて k_1 , k_2 , Kは柿正係数、 t_R は室内温度、 T_D は乗員による設定温度である。

ステップST2で室内負荷Tに抜き可変サーモスタット18aの設定温度Tsを決定する。この設定温度Tsは室内負荷Tが大きい場合には低く、 室内負荷Tが小さい場合には高くなるように決定される。

ステップST3で可変サーモスタット18aの オン又はオフ作動を判断し、オン作動の場合には、 室内用エパポレータ18から流出する冷媒の温度

ので、蓄冷タンク26内の蓄冷材28は一気に冷 却される。

- 第3図は前記コントロールユニット44の制御 機構の変形例を示すシーケンス回路である。第3 図において、50は本発明に係る車両用空調装置 の運動をオン、オフ操作するメインスイッチ、1 8 b は室内用エパポレータ18に配置され、室内 川エパポレータ18から流出する冷媒の温度が設 定温度Tsよりも高い場合にオン作動する可変サ ーモスタット、52はこの可変サーモスタット1 8 b がオン作動するときに、常閉接点がオン作動 する一方、常閉接点がオフ作動する切換えリレー、 5.4 は手動によりオン、オフ操作される蓄冷用ス イッチ、56は谐冷タンク26の内部に配置され、 蓄冷材 2 8 が設定温度以下のときにオフ作動する 蓄冷材温度センサ、58は切換えリレー52の常 閉接点がオン作動の状態で蓄冷用スイッチ54が オン操作されたときに、2つの常開接点がオン作 動する審冷用リレー、32aは通電時に三方弁3 2を報冷用エパポレータ30側に切換える三方弁

特開平2-220923 (4)

用電磁弁、10aは常時1.6Kg/cm²に設 定されている可変容量コンプレッサ10の設定圧 Ps を通電時に1. OKg/cm² に変更制御す る設定圧制御用電磁弁である。

この変形例に係るコントロールユニット44の シーケンス回路は以上のように構成されているの で、メインスイッチ50がオン操作されると次の ように機能する。

すなわち、可変サーモスタット186がオン作 動すると、切換リレー52の常開接点がオン作動 して可変容量コンプレッサ10が駆動する。この 場合、審冷用リレー58の常閒接点がオフ状態に あるので、三方弁32は室内川エパポレータ18 側へ切換えられている一方、可変容量コンプレッ サ10の設定圧Psは1.6Kg/cm²に設定 されている。

また、蓄冷用スイッチ54がオン操作されてい るときに、可変サーモスタット18bがオフ作動 すると、切換リレー52の常閉接点がオフ作動し て蓄冷用リレー58の両常開接点がオン作動する

ので、若冷材温度センサ56のオン又はオフ作動 に伴って可変容量コンプレッサ10が駆動又は停 止すると共に、三方弁用電磁弁32aが三方弁3 2を酱冷用エパポレータ側に切換え、設定圧制御 用電磁弁10aが可変容量コンプレッサ10の設 定圧Psを1. OKg/cm² に変更制御する。

(発明の効果)

以上説明したように、本発明に係る車両用空間 **装置によると、可変容量コンプレッサの容量が蓄** 冷時に大きくなるよう外部から制御されるため、 署冷時には一気に密冷が行われる一方、空期時に は、可変容量コンプレッサによって、その容量が 空間に最適な状態に制御されるため、快適な車両・ 走行性が得られるので、可変容量コンプレッサの 効率が極めて良くなる。

4. 図面の簡単な説明

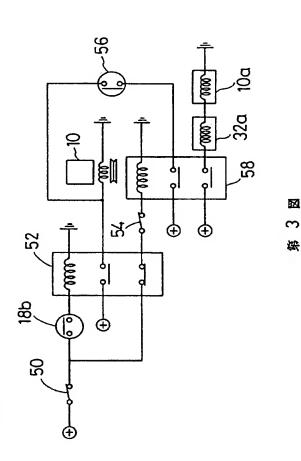
第1図は本発明の一実施例である車両用空調袋 置の全体構成を示す図、第2図は前記車両用空間 **装置の制御方法を示すフローチャート図、第3図** は前記車両用空調袋置におけるコントロールユニ

ットのシーケンス回路図である。

- 10…可変容量コンプレッサ
- 12…コンデンサ
- 14…レシーパタンク
- 16…第1膨張弁(膨張機構)
- 18…室内用エバポレータ
- 18a…可変サーモスタット
- 22…冷媒循環回路
- 26…醬冷タンク
- 30…蓄冷用エパポレータ
- 32…三方弁(流路切換弁)
- 34…第2膨强弁
- 36… 蓄冷材循環回路
- 38…放冷用熱交換器
- 44…コントロールユニット (制御手段)

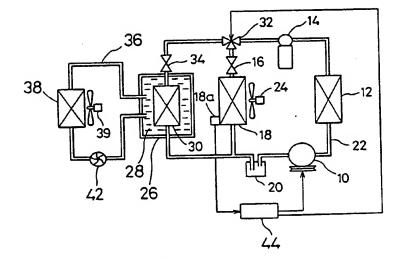
特許出願人 日本クライメイトシステムズ 式 会 社 弁 理 士 代理人 m ほか 2名



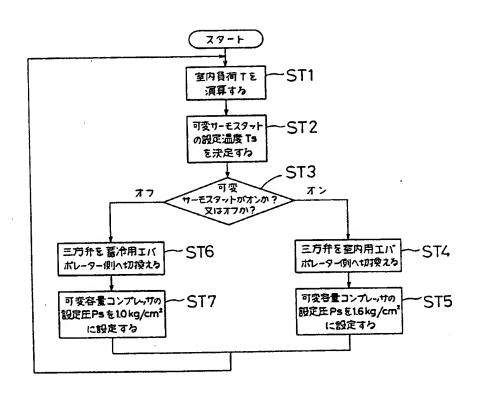


双

- 10…可変容量コンプレッサ
- 12…コンテンサ
- 14…レシーパタンク
- 16…第1膨張弁(膨張機構)
- 18…室内用エバポレータ
- 18a…可変サーモスタット
- 22…冷媒循環回路
- 26… 蓄冷タンク
- 30…蓄冷用エバポレータ
- 32…三方弁(流路切換弁)
- 34…第2膨張弁
- 36… 審冷材循環回路
- 38…放冷用熱交換器
- 44…コントロールユニット(制御手段)



第 1 図



第 2 図